Kreuzfederelement

5

25

30

Die Erfindung betrifft ein Kreuzfederelement gemäß dem Oberbegriff des Patentanspruchs 1.

Zur genauen Messung von Drehmomenten ist es meist erforderlich, zwei Bauteile relativ zueinander drehbar zu lagern. Insbesondere bei kleinen Drehmomenten ist es für die Meßgenauigkeit entscheidend, eine möglichst reibungsfreie Lagerung vorzusehen. Verhältnismäßig kleine Drehmomente werden insbesondere bei der Messung des Massenstroms nach dem Coriolis-Meßprinzip genutzt. Bei derartigen Meßgeräten wird ein Motor mit konstanter Drehzahl angetrieben, der ein Flügelrad in Rotation versetzt, auf das der Materialstrom aufgegeben und radial umgeleitet wird. Durch eine Drehmomentmeßeinrichtung wird das Antriebsdrehmoment gemessen, dessen Größe proportional zum Massenstrom ist.

Eine Meßvorrichtung zur kontinuierlichen Gewichtserfassung von Materialströmen ist aus der DE-OS 33 46 145 vorbekannt. Bei dieser Meßvorrichtung wird das Antriebsdrehmoment des Motors, der pendelnd aufgehängt ist und sich auf einem mit dem Gehäuse verbundenen Kraftaufnehmer abstützt, gemessen. Die aufgenommene Kraft wird unter Berücksichtigung des Hebelarms in ein Drehmoment umgerechnet, was genau dem Massendurchsatz proportional ist. Bei dieser Vorrichtung ist der pendelnd aufgehängte Motor gegenüber dem stationären Gehäuse in Kugellagern geführt, die durch ihre Reibung die Drehmomentmessung verfälschen können. Diese ist auch nicht vorherbestimmbar, da im Lastbetrieb durch einen einseitig abgestützten Motor teilweise

unterschiedliche Lagerreibungen auftreten, die dann das Meßergebnis verfälschen.

Aus der EP 0 474 121 B1 ist ebenfalls eine Vorrichtung zur Messung des Massenstroms nach dem Coriolis-Prinzip bekannt, bei der das Antriebsdrehmoment durch ein Meßgetriebe ermittelt wird, das diese Lagerreibungskräfte weitgehend kompensieren soll. Dazu ist die angetriebene Meßwelle des Flügelrades in einem Wälzlager geführt, dessen Außenring in einem weiteren Wälzlager gelagert ist. Dabei ist der Außenring des zweiten Wälzlagers mit einem zusätzlichen Antrieb versehen, der das zweite Wälzlager mindestens mit der synchronen Drehzahl der Meßwelle umlaufen läßt. Da bei unterschiedlichen Antriebsdrehmomenten zwischen den beiden Wälzlagern eine Relativbewegung in Drehrichtung entsteht, die ein sogenanntes Abrißmoment erfordert, ist ein nicht linearer Reibungseinfluß auf die Drehmomentmessung nicht vollständig zu verhindern.

10

15

20

30

35

Aus der WO 00/47955 ist eine Drehmomentmeßvorrichtung für eine Meßvorrichtung des Massenstroms nach dem Coriolis-Meßprinzip bekannt, die das Antriebsdrehmoment über ein Drehlagerelement überträgt, das ein reibungsfreies Kreuzfederelement enthält. Dieses Kreuzfederelement besteht aus zwei sich orthogonal kreuzenden Blattfedern, die zwei Lagerelemente miteinander verbinden. Eines der Lagerelemente ist eine senkrecht nach unten gerichtete Lagerhülse, in dessen Hohlraum ein senkrecht nach oben gerichteter Zylinder als zweites Lagerelement geführt ist. In axialer Richtung sind beide Lagerelemente durch eine Kugel drehbar gelagert, deren Reibung vernachläßigbar ist. Zur radialen Lagerung sind die Blattfedern senkrecht zur Drehachse angeordnet und mit ihrem einen Ende an der Lagerhülse und dem anderen Ende an dem unteren Zylinder befestigt. In axialer Richtung zur Drehachse sind die sich kreuzenden Blattfedern beabstandet nebeneinander vorgesehen und durch eine Aussparung im unteren Zylinder geführt, durch die eine geringe

Drehbewegung der beiden Lagerelemente relativ zueinander ermöglicht wird. Dieses Drehlager ist weitgehend reibungsfrei und in Drehrichtung biegeweich und in radialer Richtung biegesteif ausgebildet. Ein derartiges Kreuzfederelement hat jedoch den Nachteil, daß insbesondere bei einer umlaufenden radialen Belastung die Gefahr besteht, daß sich die Federcharakteristik je nach Vorzeichen der Spannung in den Blattfedern sprunghaft ändert, was zu großen Knickbelastungen führt und eine unerwünschte Änderung der Federrate in Drehrichtung bewirkt.

10

15

20

25

Der Erfindung liegt deshalb die Aufgabe zugrunde, ein derartiges Federelement so weiterzuentwickeln, daß es bei einer radialen Belastung in Drehrichtung biegeweich und in radialer Richtung möglichst biegehart ist und dessen Federrate in Drehrichtung weitgehend unabhängig von der radialen Belastung ist.

Diese Aufgabe wird durch die im Patentanspruch 1 angegebene Erfindung gelöst. Weiterbildungen und vorteilhafte Ausführungsbeispiele der Erfindung sind in den Unteransprüchen angegeben.

Die Erfindung hat den Vorteil, daß durch die paarweise Anordnung der Blattfederelemente diese in radialer Richtung besonders flach und damit sehr elastisch in Biegerichtung ausgelegt
werden können. Hierdurch wird vorteilhafterweise die Hysterese
der Blattfederelemente klein gehalten, obwohl dieses Kreuzfederelement hohen Radialbelastungen standhält und kaum eine
Knickgefahr besteht.

30 Ein derartig elastisches Kreuzfederelement hat weiterhin den Vorteil, daß es sich hervorragend zur Kraft- oder Drehmomentmessung bei pendelnd aufgehängten Antriebsmotoren eignet, da bei diesen nur geringe Drehbewegungen übertragen werden müssen. Da diese Lagerungen auch im Meßzweig angeordnet werden
35 können, ist mit einem derartigen einfachen Kreuzfederelement

eine reibungsfreie Lagerung möglich, die keinen verfälschenden Einfluß auf das Meßergebnis besitzt.

Die Erfindung hat auch weiterhin den Vorteil, daß ein derartiges Kreuzfederelement weitgehend verschleißfrei arbeitet und deshalb nur wenig Wartungsaufwand erfordert. Denn durch die Verbindung der Lagerelemente durch mindestens zwei Blattfederpaare wird eine punktförmige Belastung in den Lagerelementen vermieden, die insbesondere bei den geringen Drehbewegungen und vibrierenden Radialbelastungen an Kugellagern zu erhöhtem Verschleiß und Reibung führt.

5

10

15

20

25

35

Darüber hinaus hat die Erfindung noch den Vorteil, daß sie über eine hohe Nullpunktkonstanz im Leerlaufbetrieb auch bei einem rotatorisch umlaufenden Kreuzfederelement verfügt. Insbesondere auch dann, wenn dieses über radiale Antriebsvorrichtungen verfügt, denn durch die umlaufend stets gleichmäßig auf Zug und Druck beanspruchten Kreuzfederelemente ergeben sich kaum radiale Auslenkungen, die zu Meßsignalschwankungen führen können. Im übrigen ist mit einem derartigen Kreuzfederelement gleichzeitig eine hochgenaue Kraft- bzw. Drehmomentmessung vorteilhafterweise auch bei starken Temperaturschwankungen möglich. Denn durch die abwechselnde Befestigung der Blattfederelemente an den beiden Lagerelementen gleichen sich insbesondere Wärmeausdehnungswirkungen sowie thermische Verspannungen symmetrisch zur Drehachse aus, so daß sie nur einen vernachlässigbaren Einfluß auf die Meßvorrichtung haben.

Die Erfindung wird anhand eines Ausführungsbeispiels, das in 30 der Zeichnung dargestellt ist, näher erläutert. Es zeigen:

- Fig. 1: eine schematische Darstellung der prinzipiellen Anordnung eines Kreuzfederelementes, und
- Fig. 2: eine konstruktive Ausgestaltung eines Kreuzfederelementes.

In Fig. 1 der Zeichnung ist ein Kreuzfederelement für eine Massenstrommeßvorrichtung nach dem Coriolis-Prinzip schematisch dargestellt, die aus vier sich paarweise kreuzenden Blattfedern 3, 4, 5, 6 besteht, die an zwei ringförmigen Lagerelementen 1, 2 befestigt sind.

10

15

20

25

Das Kreuzfedergelenk ist insbesondere vorgesehen, um eine in einer nicht dargestellte Hülse gelagerten Antriebsachse eines Flügelrades mit einer pendelnd gelagerten Kraftmeßvorrichtung zu verbinden. Eine derartige Vorrichtung ist in der am 13.11.2002 beim Deutschen Patent- und Markenamt unter dem Aktenzeichen 102 53 078.5-52 eingereichten Patentanmeldung offenbart. Dabei stützt sich die Kraftmeßvorrichtung über ein Zwischengetriebe auf einen Antriebsmotor ab. Dazu sind beide Lagerelemente 1, 2 mit jeweils einem Zahnrad verbunden, die mit zwei gleichartigen Zwischenzahnrädern kämmend umlaufen und die synchron von einem Antriebsmotor angetrieben werden. Dabei ist eines der Zwischenzahnräder mit einem Hebelarm verbunden, der sich auf eine Kraftmeßzelle abstützt und durch die das Antriebsmoment gemessen wird. Bei Antriebsmomentschwankungen entsteht zwischen den beiden Zwischenzahnrädern an den Lagerelementen ein Schlupf bzw. eine Relativbewegung, dessen Drehwinkel proportional dem Massenstrom ist. Diese Drehwinkel sind auch bei größeren Hebelarmübersetzungen sehr gering und betragen meist nicht mehr als 5° und sollen bei einer Verdrehung der Lagerelemente möglichst reibungsarm sein, da sich dieses Kreuzfederelement unmittelbar im Meßzweig befindet.

Wegen der geringen Coriolis-Kräfte gegenüber anderen Kräften in diesem Antriebszweig würde jede Lagerreibung das Meßsignal schwächen und wegen nichtlinearer Effekte auch verfälschen. Da das Kreuzfederelement von zwei sich kämmenden Zahnrädern radial angetrieben wird, entstehen bei der Übertragung des Antriebsmoments nicht unbeachtliche Radialkräfte, die von dem

rotierenden Federelement aufgenommen werden müssen. Bei einer radialen Auslenkung hätte dies unmittelbar Einfluß auf den Meßwert, da sich das zu ermittelnde Drehmoment aus einer vorgegebenen Länge des Hebelarms ergibt, der sich auf die Kraftmeßzelle abstützt. Bei einer seitlichen Auslenkung würde sich diese Hebelarmlänge verändern, wodurch ein Meßfehler entsteht.

Bei einer derartigen Radialkraftbelastung insbesondere bei umlaufenden Kreuzfederelementen entstehen je nach Umlaufwinkellage der Blattfedern 3, 4, 5, 6 in dessen axialer Richtung sowohl eine Zug- als auch eine Druckbelastung. Insbesondere bei den Druckbelastungen müßten zur Verhinderung von Knickbewegungen in den Blattfedern 3, 4, 5, 6 diese so groß dimensioniert sein, daß dadurch deren Biegeweichheit in Drehrichtung leidet.

15

20

25

30

35

10

Das erfindungsgemäße Kreuzfederelement ist deshalb so ausgebildet, daß es bei jeder Winkellage in Drehrichtung möglichst biegeweich und in radialer Richtung insgesamt biegehart ist. ohne daß die Gefahr einer radialen Auslenkung besteht, auch wenn größere Radialkraftbelastungen auftreten. Dies erreicht die Erfindung vorzugsweise dadurch, daß die kreuzenden Blattfedern 3, 4, 5, 6 einer Radialrichtung 8 paarweise angeordnet sind, wobei die Enden jeweils an verschiedenen Lagerelementen 1, 2 befestigt werden. So ist die erste 3 und zweite Blattfeder 4 im oberen Teil der Zeichnung quer zur Drehachse 7 angeordnet. Dabei sind beide in axialer Richtung zur Drehachse 7 parallel nebeneinander vorgesehen, wobei die erste Blattfeder 3 mit ihrem einen Ende am oberen ringförmigen Lagerelement 1 und mit dem anderen Ende am unteren ringförmigen Lagerelement 2 befestigt ist. Hingegen ist die zweite Blattfeder 4 dieser paarweise angeordneten Blattfedern mit ihren Enden umgekehrt an den Lagerelementen 1, 2 befestigt, so daß dessen linker Endbereich mit dem oberen ringförmigen Lagerelement 1 und dessen rechter Endbereich mit dem unteren ringförmigen Lagerelement 2 verbunden ist. Diese beiden Blattfedern 3, 4 werden im

unteren Zeichnungsbereich von einem weiteren Blattfederpaar 5, 6 orthogonal auf der Drehachse 7 gekreuzt. Dabei sind aber alle Blattfedern 3, 4, 5, 6 in axialer Richtung zur Drehachse 7 beabstandet angeordnet, wobei das untere Blattfederpaar 5, 6 in einer Richtung quer zur Drehachse 7 parallel nebeneinander verläuft. Die dritte untere Blattfeder 5 ist dabei mit ihrem linken Endbereich an dem unteren ringförmigen Lagerelement 2 und mit dem rechten Endbereich an dem oberen ringförmigen Lagerelement 1 befestigt. Hingegen ist die vierte untere Blattfeder 6 mit dem linken Endbereich am oberen ringförmigen Lagerelement 1 und mit dem rechten Endbereich am unteren ringförmigen Lagerelement 2 angebracht.

10

15

20

25

30

Durch den radialen Antrieb als auch durch eine pendelnde Motor- oder Zwischengetriebelagerung werden unterschiedliche Radialbelastungen in das Kreuzfederelement eingeleitet, die sowohl eine Druck- als auch eine Zugwirkung auf die Blattfedern 3, 4, 5, 6 ausüben können. Bei einem rotatorisch betriebenen Kreuzfederelement ändert sich dies auch schon durch die jeweilige Winkellage zur Krafteinleitungsstelle. Da derartige Blattfedern 3, 4, 5, 6 konstruktionsbedingt weitaus höheren Zugbelastungen als Druckbelastungen standhalten, sind diese erfindungsgemäß paarweise angeordnet und wechselseitig an den beiden Lagerelementen 1, 2, die als Lagerringe ausgebildet sind, befestigt. Dadurch werden die Blattfedern 3, 4, 5, 6 eines Federpaares 3, 4; 5, 6 im Wechsel sowohl mit radialen Zugals auch Druckkräften belastet, so daß jede Feder 3, 4, 5, 6 vorzugsweise besonders flach und damit in Drehrichtung sehr biegeweich ausgeführt werden kann. Da diese wechselseitigen Befestigungen auch an dem unteren kreuzweise angeordneten Blattfederpaar 5, 6 vorgesehen ist, entsteht auch bei einer Rotation eine gleichmäßige Radialkraftverteilung, wodurch eine stabile Radialkraftlagerung gewährleistet ist.

Ein derartiges Kreuzfederelement ist nicht nur in rotierenden Meßzweigen einsetzbar, sondern kann auch direkt an einem pendelnd aufgehängten Antriebsmotor vorgesehen werden. Dabei ist dann ein Lagerring 1 mit dem Stator des Antriebsmotors und der andere Lagerring 2 mit einem stationären Geräteteil verbunden, auf den sich die Kraftmeßvorrichtung abstützt.

Ein bevorzugtes Ausführungsbeispiel eines derartigen Kreuzfederelements ist in Fig. 2 der Zeichnung in konstruktiver Ausgestaltung dargestellt. Dabei sind die funktionsgleichen Bauteile mit den selben Bezugszeichen versehen wie in Fig. 1 der Zeichnung. Dieses Ausführungsbeispiel in Fig. 2 der Zeichnung besteht aus zwei Lagerelementen 1, 2, die als strukturierte Ringelemente ausgebildet sind. Dabei sind beide Ringelemente 1, 2 in axialer Richtung durch Aussparungen und Schlitze gegeneinander verdrehbar beabstandet. Im Gegensatz zur schematischen Darstellung nach Fig. 1 der Zeichnung sind die Federpaare 3, 4; 5, 6 einer Querrichtung 8 nicht direkt nebeneinander, sondern in einem Fall durch das kreuzende Blattfederpaar der anderen Querrichtung 8 getrennt.

Die Ringelemente 1, 2 erstrecken sich in axialer Richtung durch Vorsprünge und Aussparungen 13 gegen- und ineinander, wobei die Zwischenräume so vorgesehen sind, daß auch bei einem maximalen Drehwinkel eine Berührung ausgeschlossen ist. Dabei besitzen die Vorsprünge axiale Flächen 9, die radial angeordnet sind und zur Befestigung der Blattfederendbereiche dienen. Die Blattfedern 3, 4, 5, 6 sind durch eine Schraubverbindung 10 an den Ringelementen 1, 2 befestigt. Die Blattfedern 3, 4, 5, 6 bestehen aus flachen und dünnen Federwerkstoff vorzugsweise einer Federstahllegierung, die eine hohe Zugfestigkeit aufweist. Die Ringelemente 1, 2 bestehen vorzugsweise aus einem festen Metallkörper, der durch eine spanende Bearbeitung aus einem Rohrmaterial herausgearbeitet oder als Gußteil hergestellt wird.

Jedes der beiden Ringelemente 1, 2 kann noch mit Befestigungsmittel an den Verbindungsrändern 11 versehen werden, so daß es beispielsweise mit Zahnrädern, Drehachsen, Hülsen und anderen Verdrehelementen verbindbar ist, die gegeneinander verdrehbar angeordnet werden sollen. Das dargestellte Kreuzfederelement ist vorzugsweise für eine Massenstrommeßvorrichtung nach dem Coriolis-Prinzip vorgesehen. Derartige Kreuzfederelemente sind aber auch bei anderen Drehmomentmeßvorrichtungen einsetzbar, bei denen beispielsweise das Drehmoment einer Welle, eines Motors und dergleichen mit einer sich abstützenden Kraftmeßvorrichtung bestimmt werden soll.

10

Patentansprüche

5

10

15

- 1. Kreuzfederelement zur Verbindung zweier gegeneinander verdrehbarer Lagerelemente (1, 2), das mindestens zwei sich quer zur Drehachse (7) kreuzende Blattfederelemente (3, 4, 5, 6) aufweist, die die beiden Lagerelemente (1, 2) miteinander verbinden, dadurch gekennzeichnet, daß die sich kreuzenden Blattfederelemente (3, 4; 5, 6) einer radialen Richtung (8) mindestens paarweise angeordnet sind, wobei die Enden eines jeden Blattfederpaares (3, 4; 5, 6) einer Seite jeweils an unterschiedlichen Lagerelementen (1, 2) befestigt werden und dies im Wechsel mit der gegenüberliegenden Seite.
- 2. Kreuzfederelement nach Anspruch 1, <u>dadurch gekennzeichnet</u>,

 daß die Lagerelemente (1, 2) ringförmig ausgebildet und mit
 vier paarweise kreuzenden Blattfedern (3, 4; 5, 6) verbunden sind, wobei sich die Blattfederpaare (3, 4; 5, 6) orthogonal kreuzen.
- 25 3. Kreuzfederelement nach Anspruch 1 oder 2, <u>dadurch gekenn-</u>
 <u>zeichnet</u>, daß die Blattfedern (3, 4, 5, 6) in Richtung der
 Drehachse (7) parallel nebeneinander angeordnet sind und
 sich auf der Drehachse (7) kreuzen.
- 4. Kreuzfederelement nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die ringförmigen Lagerelemente (1, 2) einen nach außen gerichteten ebenen Verbindungsrand (11) zur Befestigung eines Verdrehelements aufweisen und einen nach innen gestuften mit Vorsprüngen und Aussparungen (13) versehenen Innenteil (12) besitzen, die in das gegenü-

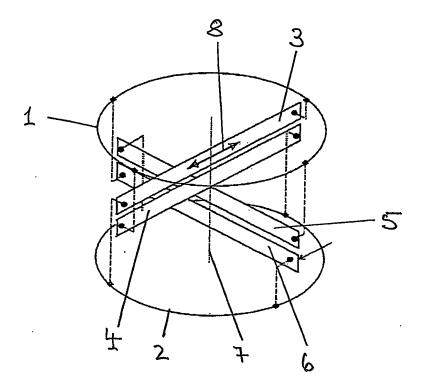
berliegende Lagerelement (1, 2) eingreifen und mindestens axiale Flächen (9) zur Befestigung der Blattfederenden besitzen.

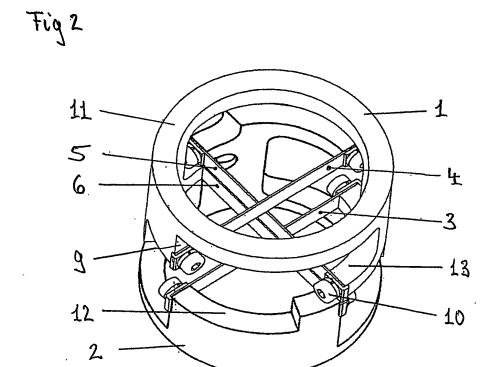
- 5 5. Kreuzfederelement nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die ringförmigen Lagerelemente (1, 2) durch Aussparungen (13) oder Schlitze axial voneinander beabstandet sind und mindestens einen Verdrehwinkel von 5° bis zu 45° zulassen und durch flache dünne Blattfedern (3, 4, 5, 6) verbunden sind, wobei die Blattfedern (3, 4, 5, 6) in Drehrichtung biegeweich und in Zugrichtung biegehart sind.
- 6. Kreuzfederelement nach einem der vorhergehenden Ansprüche,
 dadurch gekennzeichnet, daß die ringförmigen Lagerelemente
 (1, 2) Befestigungsmittel aufweisen, mit dessen Hilfe dieses zwischen einem Antriebsaggregat und einem Kraftaufnehmer drehbar gelagert ist und zur reibungsfreien Übertragung
 des zu messenden Antriebsmoments dient.

20

25

7. Kreuzfederelement nach Anspruch 6, <u>dadurch gekennzeichnet</u>, daß dieses zwischen einer Antriebswelle eines Flügelrades und eines Kraftaufnehmers einer Schüttgutmassenstrommeßvorrichtung nach dem Coriolis-Prinzip angeordnet ist.





INTERNATIONAL SEARCH REPORT



International Application No
/EP2004/007431

		T/EP2004	4/007431	
A. CLASSIF IPC 7	G01F1/80 F16C11/12 F16D3/00	G06K7/10		
	International Patent Classification (IPC) or to both national classification	tion and IPC		
B. FIELDS				
1PC /	cumentation searched (classification system tollowed by classification GO1F F16C F16D GO6K			
	on searched other than minimum documentation to the extent that s			
	ata base consulted during the international search (name of data bas ternal, PAJ	e and, where practical, search terms used		
C. DOCUME	ENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT			
Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the rele	evant passages	Relevant to claim No.	
A .	WO 00/47955 A (SCHENCK PROCESS GM TOERNER, LUDGER) 17 August 2000 (2000-08-17) cited in the application page 5 - page 6; figures 2,3	IBH;	1-7	
A	EP 0 671 698 A (OPTICON SENSORS E B.V) 13 September 1995 (1995-09-1 column 12, line 26 - line 40; fig	3)	1-7	
Α	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 2000, no. 21, 3 August 2001 (2001-08-03) & JP 2001 119089 A (USHIO SOGO GI KENKYUSHO:KK), 27 April 2001 (200 abstract; figure 3		1-7	
		-/		
	_	- ,		
]	
X Furt	her documents are listed in the continuation of box C.	X Patent family members are listed	in annex.	
° Special ca	ategories of cited documents:	"T" later document published after the inte	ernational filing date	
"E" earlier	ent defining the general state of the art which is not dered to be of particular relevance document but published on or after the international	or priority date and not in conflict with cited to understand the principle or th invention	the application but secry underlying the	
"L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another		'X' document of particular relevance; the claimed invention cannol be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone 'Y' document of particular relevance; the claimed invention		
O' document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means P' document published prior to the international filling date but		cannot be considered to involve an in document is combined with one or m ments, such combination being obvio in the art.	ore other such docu-	
later t	han the priority date claimed	*&* document member of the same patent	I family	
Date of the	actual completion of the international search	Date of mailing of the international sea	arch report	
	6 August 2005	26/08/2005		
Name and	mailing address of the ISA European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2 NL – 2280 HV Rijswijk	Authorized officer		
	Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl, Fax: (+31-70) 340-3016	Papantoniou, E		

INTERNATIONAL SEARCH REPORT



International Application No
EP2004/007431

RION DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT	
Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
US 4 261 211 A (HABERLAND ET AL) 14 April 1981 (1981-04-14) column 1, line 42 - line 48 column 2, line 65 - column 5, line 5; figures 2,4,5,10	1-7
	US 4 261 211 A (HABERLAND ET AL) 14 April 1981 (1981-04-14) column 1, line 42 - line 48 column 2, line 65 - column 5, line 5;

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

International Application No EP2004/007431

	tent document in search report		Publication date		Patent family member(s)		Publication date
WO	0047955	Α	17-08-2000	DE	19905951	A1	17-08-2000
				DE	50010107	D1	25-05-2005
				DK	1151252	T3	25-07-2005
				WO	0047955	A1	17-08-2000
				EP	1151252	A1	07-11-2001
				JP	2002536654	T	29-10-2002
				US	6705171	B1	16-03-2004
EP	0671698	A	13-09-1995	 EP	0671698	A2	13-09-1995
				US	5663550		02-09-1997
JP	2001119089	Α	27-04-2001	NONE			
US	4261211		14-04-1981	DE	2653427	A1	01-06-1978
				FR	2372346	-	23-06-1978
				GB	1592911	A	15-07-1981
				JΡ	1448153	С	11-07-1988
				JP	53065579	A	12-06-1978
				JP	62052244	В	04-11-1987

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT



Internationales Aktenzeichen
T/EP2004/007431

		● T/EP200	4/007431
A. KLASSII IPK 7	Fizierung des anmeldungsgegenstandes G01F1/80 F16C11/12 F16D3/00	G06K7/10	
Nach der Int	lernationalen Patentklassifikation (IPK) oder nach der nationalen Klas	sifikation und der IPK	
B. RECHER	RCHIERTE GEBIETE		
Recherchier IPK 7	ter Mindestprüfstoff (Klassifikationssystem und Klassifikationssymbol G01F F16C F16D G06K	le)	
Recherchier	te aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröttentlichungen, so	weit diese unter die recherchierten Gebiete	fallen
Während de	er internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (N.	ame der Datenbank und evtl. verwendete	Suchbegriffe)
EPO-In	ternal, PAJ		
<u>.</u>			
C. ALS WE	SENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		-
Kategorie*	Bezeichnung der Veröffentlichung, sowelt erforderlich unter Angabe	der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
А	WO 00/47955 A (SCHENCK PROCESS GM TOERNER, LUDGER)	ВН;	1-7
	17. August 2000 (2000-08-17) in der Anmeldung erwähnt Seite 5 - Seite 6; Abbildungen 2,	3	
A	EP 0 671 698 A (OPTICON SENSORS E B.V) 13. September 1995 (1995-09- Spalte 12, Zeile 26 - Zeile 40; A 15	·13)	1-7
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN Bd. 2000, Nr. 21, 3. August 2001 (2001-08-03) & JP 2001 119089 A (USHIO SOGO GI KENKYUSHO:KK), 27. April 2001 (20 Zusammenfassung; Abbildung 3	JUTSU 001-04-27)	1-7
		-/	
		7	
entr	ilere Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu lehmen	X Siehe Anhang Patentfamilie	
"A" Veröffe	entlichung, die den allgemeinen Stand, der Technik definiert	"T" Spälere Veröffentlichung, die nach den oder dem Prioritätsdatum veröffentlich	l worden ist und mit der
'E' âlteres	Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen	Anmeldung nicht kollidiert, sondern nu Erfindung zugrundeliegenden Prinzips Theorie angegeben ist	r zum Verständnis des der oder der ihr zugrundeliegenden
'L' Veröffe	indedatum veromentiicht worden ist Intlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft er-	"X" Veröffentlichung von besonderer Bede kann allein aufgrund dieser Veröffentli	Chung nichtals neu oder auf
ander soll or	nen zu lässen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer en im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden der die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie	eninderischer Tätigkeit berühend betri "Y" Veröffentlichung von besonderer Bede	achtet werden ulung: die beanspruchte Erfindung
O Verötte	aunn) Entlichung, die sich auf eine mündliche. Offenharung	werden, wenn die Veröffentlichung mit	einer oder mehreren anderen
P Veröffe	entitzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht entlichung, die vor dem internationalen. Anmeldedatum, aber nach	Veröffentlichungen dieser Kategorie ir diese Verbindung für einen Fachmann *&* Veröffentlichung, die Mitglied derselbei	naheliegend ist
	Deanspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist Abschlusses der internationalen Recherche	Absendedatum des internationalen Re	
1	6. August 2005	26/08/2005	
Name und	Postanschrift der Internationalen Recherchenbehörde	Bevollmächtigter Bediensteter	
}	Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentlaan 2 NL - 2280 HV Rijswijk Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl.		
ł	Fax: (+31-70) 340-3016	Papantoniou, E	

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT



Internationales Aktenzeichen
/EP2004/007431

	EP2004/007431			
C.(Fortsetz	ung) ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN			
Kategorie*	Bezeichnung der Veröftentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommen	den Teile	Betr. Anspruch Nr.	
A	US 4 261 211 A (HABERLAND ET AL) 14. April 1981 (1981-04-14) Spalte 1, Zeile 42 - Zeile 48 Spalte 2, Zeile 65 - Spalte 5, Zeile 5; Abbildungen 2,4,5,10		1-7	

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT



Angaben zu Veröffentlich gen, die zur selben Patentfamilie gehören

Internationales Aktenzeichen F/EP2004/007431

	lecherchenbericht irtes Patentdokumen		Datum der Veröffentlichung		Mitglied(er) der Patentfamilie		Datum der Veröffentlichung
WO	0047955	А	17-08-2000	DE DE DK WO EP JP US		A1 A1 T	17-08-2000 25-05-2005 25-07-2005 17-08-2000 07-11-2001 29-10-2002 16-03-2004
EP	0671698	Α	13-09-1995	EP US	0671698 / 5663550 /		13-09-1995 02-09-1997
JP	2001119089	Α	27-04-2001	KEII	NE		
US	4261211	A	14-04-1981	DE FR GB JP JP JP	2653427 / 2372346 / 1592911 / 1448153 (53065579 / 62052244 (A1 A C A	01-06-1978 23-06-1978 15-07-1981 11-07-1988 12-06-1978 04-11-1987